# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

10-169503

(43)Date of publication of application: 23.06.1998

(51)Int.CI.

F02F 1/16 F02F 1/00

F02F 7/00

(21)Application number : 08-325563

(71)Applicant: FUJI HEAVY IND LTD

(22)Date of filing:

05.12.1996

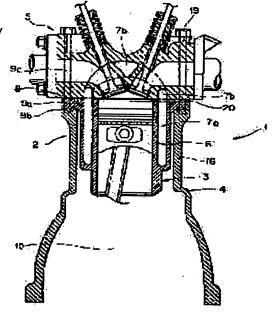
(72)Inventor: NAKAYAMA MASAHIRO

# (54) CYLINDER BLOCK FOR ENGINE

## (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide the cylinder block of an engine for efficiently changing the specification of a cylinder block inexpensively and in a short time, and having light weight, inexpensiveness, and the proper accuracy of the clearance of a piston part.

SOLUTION: In this cylinder block, a liner case 3, wherein a water jacket 7a is provided on the outer periphery of a liner 6, is mounted on the cylinder portion of a crank case 4; and the materials of the liner case 3 and the crank case 4 are formed by using a material having inexpensive and a less thermal expansion coefficient and a material having light weight respectively. When the specification of the cylinder block 2 is changed, any of one side of places to be changed out of the liner case 3 and the crank case 4 is changed, and engine assembly is made by once by fastening together a cylinder head 5, the liner case 3, and the crank case 4.



## **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

01.12.2003

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁(JP)

# (12) 公開特許公報 (A) (11) 特許出願公開番号

# 特開平10-169503

(43)公開日 平成10年(1998)6月23日

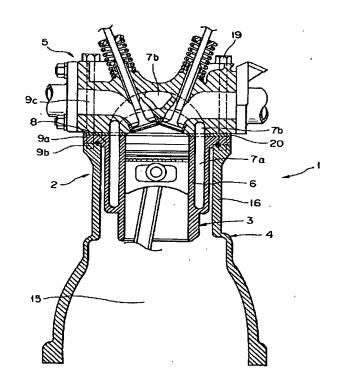
(51) Int. Cl. <sup>6</sup> F 0 2 F	1/16		F I F 0 2 F	1/16 A B 1/00 H
	7/00 3 0 1			7/00 3 0 1 A
	審査請求 未請求 請求項の数4	OL		(全7頁)
(21)出願番号	特願平8-325563		(71)出願人	000005348 富士重工業株式会社
(22)出願日	平成8年(1996)12月5日		(72)発明者	東京都新宿区西新宿一丁目7番2号 中山 正大 東京都新宿区西新宿一丁目7番2号 富士重 工業株式会社内
			(74)代理人	弁理士 伊藤 進

# (54) 【発明の名称】エンジンのシリンダブロック

# (57) 【要約】

【課題】シリンダブロックの仕様変更を安価且つ短期間 で効率良く行い、また、軽量且つ安価でピストン部のク リアランスの精度も良いエンジンのシリンダブロックを 提供する。

【解決手段】ウォータジャケット7aをライナ6の外周 に備えたライナケース3をクランクケース4のシリンダ 部分に装着する。ライナケース3の材質は安価且つ熱膨 張係数が小さい材質を用いて形成し、クランクケース 4 の材質は軽量な材質を用いて形成する。シリンダブロッ ク2の仕様変更の際は、ライナケース3とクランクケー ス4とのうち変更箇所の属するどちらか一方の変更を行 う。エンジン組立てはシリンダヘッド5、ライナケース 3、クランクケース4を共締によって一度に組み立て る。



20

30

40

9

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 ウォータジャケットをライナの外周に備え たライナケースを、クランクケースのシリンダ部分に装 着したことを特徴とするエンジンのシリンダブロック。 【請求項2】複数のライナを連設し、且つウォータジャ ケットを備えたライナケースを、クランクケースのシリ ンダ部分に装着したことを特徴とするエンジンのシリン ダブロック。

1

【請求項3】上記ライナケースはシリンダヘッドと共に 上記クランクケースに装着することを特徴とする請求項 10 1または請求項2記載のエンジンのシリンダブロック。 【請求項4】上記ライナケースの材質は、上記クランク ケースの材質よりも熱膨張係数が小さい材質であること を特徴とする請求項1、請求項2または請求項3のいず れか一に記載のエンジンのシリンダプロック。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する分野】本発明は、分割形成したエンジン のシリンダブロックの改良に関する。

#### [0002]

【従来の技術】エンジンのシリンダブロックの構成につ いては、一般に鉄系合金またはアルミニウム合金を用い た一体鋳造品が採用されてきた。鉄系合金製の一体鋳造 によるエンジンのシリンダブロックは軽量化が困難であ り、一方アルミニュウム合金製の一体鋳造によるエンジ ンのシリンダブロックは軽量化は図れるものの、鉄系合 金と比較すると高価であるうえ、熱膨張係数が大きく、 特に、ピストン部クリアランスの精度を得ることが鉄系 合金製のものに比べ困難である。なお、上記アルミニュ ウム合金製のシリンダブロックにおいて、特殊な、熱膨 張係数の小さいアルミニュウム合金を用いて一体鋳造を 行うこともあるが、この熱膨張係数の小さいアルミニュ ウム合金は一般のアルミニュウム合金と比較すると髙価 で、コスト面でより不利である。

【0003】このように、鉄系合金製またはアルミニュ ウム合金製の一体鋳造によるエンジンのシリンダブロッ クは、それぞれが一長一短の特徴を有し、そのため軽量 且つ安価でピストン部のクリアランスの精度が良いエン ジンのシリンダブロックを製造することは困難であっ た。

【0004】また、上記一体鋳造品において、シリンダ 部分のボア径やストローク長、シリンダ部分のウォータ ジャケット等の仕様変更を行う際は、シリンダブロック 全体を作り直さなければならず、ひいては鋳型全体を作 り直すこととなり、仕様変更を行う際の鋳型の製造コス ト、製造期間等にかなりのものを必要とし、効率が悪 64

【0005】ところで、上記アルミニュウム合金製のシ リンダプロックでは、これまで、ピストン部のクリアラ ンスの精度の問題を解決するために、熱膨張係数が小さ 50

い別材料(例えば鉄系合金)のライナを鋳込む等の対策 がとられてきた。アルミニュウム合金製のシリンダプロ ックにライナを鋳込むことにより、軽量でピストン部の クリアランスの精度の良いシリンダブロックを製作する ことができる。しかし、このライナを鋳込んだシリンダ プロックにおいても、依然シリンダ部分のボア径やスト ローク長、シリンダ部分のウォータジャケット等の仕様 変更を行う際のコスト、製作期間等の効率の悪さの問題 の解決は困難である。しかも、ライナを鋳込んだ分、複 数気筒のエンジンでは各シリンダの軸間距離が大きくな るという問題が生じてしまう。

【0006】近年、複数気筒のエンジンにおいて、各気 筒の各ライナ (例えば4気筒エンジンであれば4本のラ イナ)を予め連結して一体に形成したスリーブ・ライナ を用いたシリンダブロックが実用化されている。この技 術によれば、ライナを用いることにより生じる、シリン ダの軸間距離が大きくなるという問題点は解決できる が、この技術においても、依然シリンダ部分のボア径や ストローク長、シリンダ部分周囲のウォータジャケット 等の仕様変更を行う際のコスト、製作期間等の効率の悪 さの問題の解決は困難である。

【0007】また、特開昭55-29022号公報で は、シリンダ部とクランク軸受部とを一体的に鋳造成形 した内側部材と、アルミ合金等で形成した外側部材とを ボルト結着等で一体化し、これら内側部材と外側部材と にそれぞれ形成された凹部によってウォータジャケット を形成するシリンダブロックの技術が開示されている。 この技術では、内側部材と外側部材とで異なる材料を用 いてピストン部のクリアランスを保ちつつ軽量化を図る ことができる。また、シリンダ部分のボア径やストロー ク長等の仕様変更を行うときは内側部材を変更するだけ で良い。しかしながら上記内側部材はシリンダ部分から クランク軸受部までの広範囲が一体化されており、 (上 述の各一体鋳造品のシリンダブロックと比較すれば多少 は改善されるものの) 効率が良いとはいえない。また、 ウォータジャケットは内側部材と外側部材とを嵌合する ことにより形成されるので、ウォータジャケットの仕様 変更時は外側部材と内側部材の全ての部品を変更しなけ ればならず効率良く仕様変更を行うことは困難である。 さらに、このウォータジャケットは、内側部材と外側部

材とを一体化する際に水密性を保つことが難しい。

#### [0008]

【発明が解決しようとする課題】このように、軽量目つ 安価で、ピストン部のクリアランスの精度が良く、しか も仕様変更時のコスト、期間において効率がよいエンジ ンのシリンダブロックを実現するために、様々な改良が 行われてきた。

【0009】しかし、上述のどの従来技術においても、 ピストン部のボア径やストローク長、ウォータジャケッ ト等の仕様変更を安価且つ短期間で効率良く行うことは

30

困難である。また、上述のように、アルミニュウム合金 製のシリンダブロックにライナを鋳込む技術では、複数 気筒のエンジンにおいてはシリンダの軸間距離が大きく なるという新たな問題が生じ、また、特開昭55-29 022号公報の技術においても、ウォータジャケットの 水密性を保ち一体化することが困難になるといった新た な問題が生じる。更に、上述のどの技術においても、ピ ストン部のボア径やストローク長、ウォータジャケット 等の仕様変更を安価且つ短期間で効率良く行うことは困 難である。

【0010】本発明は上記事情に鑑みてなされたもの で、複数気筒のエンジンでのピストン間距離の問題や、 水密性の問題等が生じることなく、軽量且つ安価で、ピ ストン部のクリアランスの精度が良く、しかも仕様変更 を安価且つ短期間で効率良く行えるエンジンのシリンダ プロックを提供することを目的としている。

#### [0011]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するた め、請求項1記載の本発明によるエンジンのシリンダブ ロックは、ウォータジャケットをライナの外周に備えた 20 ライナケースを、クランクケースのシリンダ部分に装着 するものである。上記ライナケースと上記クランクケー スは、それぞれ適正な材料を用いることで、軽量且つ安 価でピストン部のクリアランスの精度が良いエンジンの シリンダブロックを実現でき、更に、シリンダブロック の仕様変更は、上記ライナケースと上記クランクケース のうち、変更箇所が属する一方だけを変更することで安 価且つ短期間で効率良く行える。また、ウォータジャケ ットは上記ライナケースだけに作られているので水密性 を損なうことはない。

【0012】請求項2記載の本発明によるエンジンのシ リンダブロックは、複数のライナを連設し、且つウォー タジャケットを備えたライナケースを、クランクケース のシリンダ部分に装着するものである。上記ライナケー スと上記クランクケースは、それぞれ適正な材料を用い ることで、軽量且つ安価でピストン部のクリアランスの 精度が良いエンジンのシリンダブロックを実現でき、更 に、シリンダブロックの仕様変更は、上記ライナケース と上記クランクケースのうち、変更箇所が属する一方だ けを変更することで安価且つ短期間で効率良く行える。 しかも、複数のライナは予め連結した構造であるため、 シリンダの軸間距離が大きくなることはない。また、ウ ォータジャケットは上記ライナケースだけに作られてい るので水密性を損なうことはない。

【0013】請求項3記載の本発明によるエンジンのシ リンダプロックは、請求項1、請求項2記載のエンジン のシリンダプロックにおいて、上記ライナケースはシリ ンダヘッドと共に上記クランクケースに装着するもので ある。請求項1、請求項2記載のエンジンのシリンダブ ロックにおいて、組立時には、上記クランクケース、上 50 の隅とに対設されている。

記ライナケース、シリンダヘッドを共締することによ り、作業工程の増加を最小限に抑えることができる。

【0014】請求項4記載の本発明によるエンジンのシ リンダブロックは、請求項1、請求項2、請求項3のい ずれか一に記載のエンジンのシリンダプロックにおい て、上記ライナケースの材質は、上記クランクケースの 材質よりも熱膨張係数が小さい材質とするものである。 請求項1、請求項2、請求項3のいずれか一に記載のエ ンジンのシリンダブロックにおいて、上記ライナケース の材質は、上記クランクケースよりも熱膨張係数の小さ 10 いものを用いることにより確実にピストン部のクリアラ ンスの精度を保つことができる。

#### [0015]

【発明の実施の形態】以下図面を参照してこの発明を具 体的に説明する。図1~図5は本発明の実施の形態に係 り、図1はエンジンの要部断面図、図2はエンジンのシ リンダブロックのライナケースとクランクケースとを分 割して示す斜視図、図3はエンジンのシリンダブロック の全体斜視図、図4はライナケースを斜下方向から見た 一部断面図、図5はクランクケースとライナケースとの 接合部の拡大断面図である。

【0016】これらの図において、符号1は4気筒のエ ンジンを示し、符号2はこのエンジン1のシリンダプロ ック、符号5は上記エンジン1のシリンダヘッドを示 す。

【0017】上記エンジン1のシリンダブロック2は、 熱膨張係数の小さい鉄系合金を用いて一体鋳造されたラ イナケース3と、軽量なアルミニュウム合金を用いて一 体鋳造されたクランクケース4とで主要に構成されてい る。尚、本発明の実施の形態においては、ライナケース 3の材質の方が上記クランクケース4の材質よりも熱膨 張係数の小さいものを用いている。

【0018】上記ライナケース3には、4本のライナ6 が連結されて一体構造に形成されており、このライナ6 の外側部にはこのライナ6を冷却するためのウォータジ ヤケット7aが設けられている。

【0019】尚、上記ウォータジャケット7aは、上記 ライナケース3の上面のシリンダヘッド5側で開口して おり、上記ウォータジャケット7aは砂中子を用いずに 形成されるようになっている。

【0020】上記ライナケース3の上記シリンダヘッド 5 側上縁には、上記クランクケース4と上記シリンダへ ッド5とで挟持されるフランジ部8が形成されており、 このフランジ部8にはボルト貫通孔9 aが適宜穿設され ている。

【0021】また、上記フランジ部8の上記シリンダへ ッド5側の面には、上記ライナケース3と上記シリンダ ヘッド5との位置決めのための係合突起10が上記フラ ンジ部の四隅の内の一つの隅とその対角線上のもう一つ

【0022】更に、上記フランジ部8の上記クランクケ ース4側の面上であって、上記ポルト貫通孔9 a よりも 内側で、上記ウォータジャケット7aを形成する外壁か ら所定間隔隔でた周囲には、V字溝12aが刻設されて いる。

【0023】上記クランクケース4は、そのシリンダ部 分にライナケース支持部16が形成され、このライナケ ース支持部16の上記ライナケース3側には、ライナケ ース受け口17が開口されており、上記ライナケース3 ゛と上記ライナケース受け口17とはインロー結合によっ 10 て嵌合自在な形状に形成されている。

【0024】また、このライナケース受け口17を形成 するライナケース支持部16のライナケース3側の肉厚 部分で上記V字溝12aに対応する部位には、V字溝1 2 bが刻設されており、このV字溝12 bの形状は上記 V字溝12aを略上下反転させた形状となっている。

【0025】更に、上記ライナケース受け口17の肉厚 部分で上記ボルト貫通孔9 a に対応する場所には、ボル ト穴9bが螺設されている。

【0026】上記シリンダヘッド5には、上記ライナケ ース3の上記ボルト貫通孔9 a に対応するボルト貫通孔 9 c が穿設されている。

【0027】また、上記シリンダヘッド5の内部にはウ オータジャケット7bが形成されている。このウォータ ジャケット7bは、上記シリンダヘッド5のライナケー ス側で開口されており、上記ライナケース3の上記ウォ ータジャケット7aに連通されている。

【0028】上記シリンダヘッド5の下面には、上記ラ イナケース3の上記係合突起10に対応する、図示しな い係合穴が穿設されている。

【0029】尚、図1において、符号19は上記シリン ダヘッド5、上記ライナケース3、上記クランクケース 4を共締するボルト、符号20は上記シリンダヘッド5 と上記ライナケース3との間に用いるガスケットであ り、図5において、符号21は上記ライナケース3と上 記クランクケース4との気密を保つための〇リングであ

【0030】次に、上記ライナケース3、上記クランク ケース4、上記シリンダヘッド5の組立方法についての 一例を以下に説明する。

【0031】先ず、上記クランクケース4のライナケー ス受け口17と上記ライナケース3とをインロー結合す る。このとき、上記ライナケース3のV字溝12aと上 記クランクケース4の上記V字溝12bとの間に上記〇 リング21を挟み込み上記ライナケース3と上記クラン クケース4との接合部分の気密を保つ。尚、上記〇リン グ21のかわりに液状ガスケットを用いてもよい。

【0032】次に、上記シリンダヘッド5を上記ガスケ ット20を介して上記ライナケース3に接続する。ここ

置決めは、上記シリンダヘッド5の係合穴に上記ライナ ケース3の係合突起10を嵌入することにより行う。

【0033】この後、上記ボルト貫通孔9c、上記ボル ト貫通孔9 a、上記ポルト穴9 bに、ポルト19を通 し、上記シリンダヘッド5、上記ガスケット20、上記 ライナケース3、上記クランクケース4を共締めする。 【0034】尚、上記ライナケース3、上記クランクケ

ース4、上記シリンダヘッド5の組立方法は、上記組立 方法に限らず、工場のライン等によっては他の順序で組 み立ててもよい。

【0035】従来の一体鋳造によって製造されるエンジ ンのシリンダブロックは、ライナ部のボア径の変更やス トローク長の変更、ウォータジャケットの変更、クラン ク室の変更等、仕様変更を行う必要が生じた場合、その 変更箇所がたとえ微小なものであっても、シリンダブロ ックの鋳型全体を作り直さなければならなかった。しか し、鋳型は非常に高価であり、その高価な鋳型全体を作 り直すことはコスト面において非常に効率が悪い。それ ばかりではなく、長期の製作期間をも必要とし、製作期 間の面においても効率が悪い。

【0036】これに対し、本発明の実施の形態による上 記エンジンのシリンダブロック2は、上記ライナ6の仕 様変更、上記ウォータジャケット7 a の変更、上記クラ ンク室15の変更等を行う際、上記ライナケース3或は 上記クランクケース4のうち、その変更箇所が属するど ちらか一方だけを作り直せばよいため、高価な鋳型全体 を作り直す必要はなく、製作コスト、製作期間の両方に おいて効率が良い。

【0037】そのため、上記ライナ6の仕様変更を行っ 30 たり、上記ウォータジャケット7 a の形状を各シリンダ に応じて変更して上記エンジン1の稼動時のフリクショ ン低減を図ったり等の変更が、安価で、かつ、短期間に 効率良く行える。

【0038】上記エンジンのシリンダブロック2は、上 記ライナケース3には熱膨張係数が小さい鉄系合金を用 いることでピストン部のクリアランスの精度を良くで き、クランクケース4には軽量なアルミニュウム合金を 用いることで軽量化を図ることができる。

【0039】上記エンジンのシリンダブロック2の、更 なる軽量化を図る場合は、ライナケース3に熱膨張係数 40 の小さいアルミニュウム合金を用いることによってピス トン部のクリアランスの精度を損なうことなくエンジン のシリンダブロックの軽量化を図ることが可能である。 尚、熱膨張係数の小さいアルミニュウム合金は非常に高 価なものであるが、ライナケース3のみの使用とするこ とでコスト低減も図れる。

【0040】上記エンジンのシリンダブロック2は、分 割形成したことによって多少の部品点数の増加はあるも のの、エンジン組立時には上記クランクケース4、上記 で、上記シリンダヘッド5と上記ライナケース3との位 50 ライナケース3、上記シリンダヘッド5を同一のボルト

7

19で共締することによって、作業工程の複雑化を最小限に抑えることができる。

【0041】また、上記ライナケース3と上記クランクケース4との接合面の気密を保つために用いる部材は、これらの接合面が上記ウォータジャケット7aよりも外側にあり、接合面は上記ウォータジャケット7aによって冷却されるため、上記ライナケース3と上記シリンダヘッド5との間に用いる、上記ガスケット20のような耐熱性の高い高価な材料を用いる必要はなく、上記Oリング21或は液状ガスケット程度のもので十分である。そのため、上記エンジンのシリンダブロック2を分割形成したために新たに必要となる上記気密部材によるコストの大幅アップはない。

【0042】上記ライナケース3の4本の各ライナ6は連結されて一体構造となっているため、各シリンダの軸間距離が大きくなることはない。

【0043】ライナ外側の壁面は、一体鋳造によるエンジンのシリンダブロックにおいては一般的にシリンダブロック内部のウォータジャケットによって仕切られた二重壁構造であったが、本発明の実施の形態による上記エ 20ンジンのシリンダブロック2においては、上記ライナケース3がウォータジャケット7aによって仕切られた二重壁と、上記クランクケース4のライナケース支持部16とで形成される都合三重壁構造となっているため、エンジン稼動時におけるシリンダからの直接の振動の伝達を小さくすることができる。

【0044】更に、本発明の実施の形態による上記エンジンのシリンダブロック2のライナ6の下端は、振動の放射源である上記クランクケース4とは接していないので上記クランクケース4からの振動の放射も小さくする 30

ことができる。

【0045】尚、本発明の実施の形態では、4気筒エンジンを例に説明したが、単気筒、2気筒、3気筒、5気筒以上のエンジンにも適用可能である。

8

#### [0046]

【発明の効果】以上説明したように本発明によれば、複数気筒のエンジンでのシリンダの軸間距離の問題や、水密性の問題等が生じることなく、軽量且つ安価で、ピストン部のクリアランスの精度も良く、さらに、仕様変更を安価且つ短期間で効率良く行えるという優れた効果を奏する。

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】エンジンの要部断面図

【図2】エンジンのシリンダブロックのライナケースと クランクケースとを分割して示す斜視図

【図3】エンジンのシリンダブロックの全体斜視図

【図4】ライナケースを斜下方向から見た一部断面斜視 図

【図5】クランクケースとライナケースとの接合部の拡 大断面図

## 【符号の説明】

1 エンジン

2 シリンダブロック

3 ライナケース

4 クランクケース

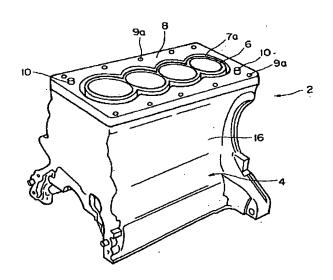
5 シリンダヘッド

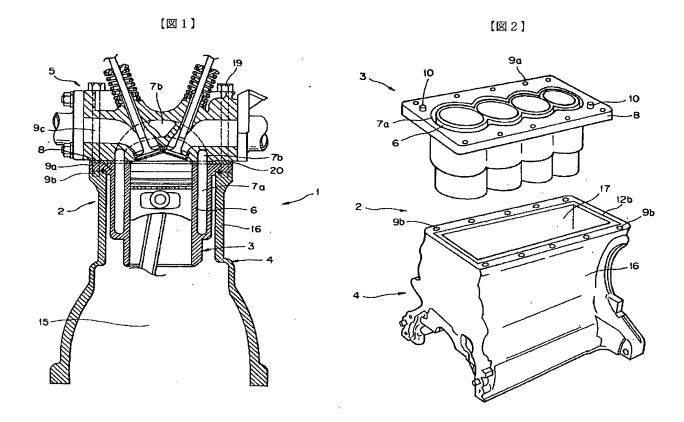
6 ライナ

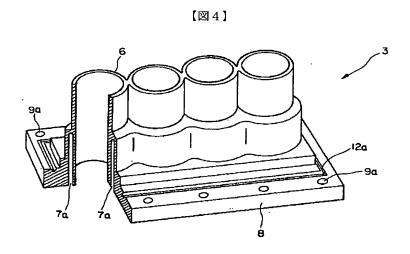
7a ウォータジャケット

16 ライナケース支持部

#### 【図3】







【図5】

